① 特許出願公告

#### 四特 **報(B2)** 許 公

昭61-37140

@Int\_Cl\_4

識別記号

庁内整理番号 7366-3D 20公告 昭和61年(1986)8月22日

B 60 T 13/14

発明の数 1 (全4頁)

自動車制御装置用の油圧式ブレーキ倍力装置 ❷発明の名称

前置審査に係属中

创特 願 昭52-17675 多公 爿 昭52-101376

願 昭52(1977)2月18日 22出

@昭52(1977)8月25日

ᡚ1976年2月21日録西ドイツ(DE)ஹP2607140.9 優先権主張

四条 明 者

ハインツ・ライバー

ドイツ連邦共和国ライメン・イム・エンクラー20

ローベルト ポツシユ の出願人

ドイツ連邦共和国シュツットガルト(番地なし)

ゲゼルシヤフト ミ ツト ベシユレンクテ

ル ハフツング

砂復代理人

弁理士 矢野 敏雄 外1名

審査官

橋 本 康 重

90参考文献

特開 昭48-69965(JP, A)

特開 昭50-112672(JP, A)

実開 昭48-77582(JP,U)

1

### の特許請求の範囲

1 ブレーキペダルにより行程制限ばねを介して 作動され、油圧貯蔵源と、倍力ピストンを内蔵す る倍力シリンダとの接続並びに該倍力シリンダと 放圧部位との接続を制御する制御弁を有し、しか 5 も制動装置の一次側及び二次側をシールするため の二重ピストンを有する2回路式油圧マスターシ リングを前記制御弁の下流側に配置している形式 の油圧式ブレーキ倍力装置において、後車軸用の 油圧ブレーキ回路Ⅱが分岐導管36を介して、210置。 回路式油圧マスターシリング3の、二重ピストン 34.35の一次側に位置する一次圧力率33と 連通しており、かつ倍力ピストン30内には、入 口弁7と出口弁8とから成る制御弁が内蔵されて おり、前記倍力ピストン30の、前記マスターシ 15 <従来の技術> リンダ3寄りの端面側には、ブレーキ作動時に開 かれる前記制御弁の入口弁7を介して前記油圧ブ レーキ回路 II と直接連通可能な圧力貯え室 2 2 が 配置されており、かつ前記一次圧力室33が隔壁 いることを特徴とする、自動車制動装置用の油圧 式ブレーキ倍力装置。

2 倍力ピストン30の外周に設けられた制御圧

室27が制御導管29を介して後車軸用ブレーキ 回路 [ と接続されている、特許請求の範囲第1項 記載の油圧式ブレーキ倍力装置。

3 倍力ピストン30に装着されたタペツト棒2 3が圧力貯え室22と隔壁31とを貫通してお り、かつ前記隔壁31と倍力ピストン30との間 には、前記タペット棒23を共軸に取囲む強力な 戻しばね24が装嵌されている、特許請求の範囲 第1項又は第2項記載の油圧式ブレーキ倍力装

## 発明の詳細な説明

<産業上の利用分野>

本発明は、自動車制動装置用の油圧式ブレーキ 倍力装置に関する。

ブレーキペダルにより行程制限ばねを介して作 動され、油圧貯蔵源と、倍力ピストンを内蔵する 倍力ンリンダとの接続並びに該倍力シリンダと放 圧部位との接続を制御する制御弁を有し、しかも 3 1 によって前記圧力貯え室2 2 から仕切られて 20 制動装置の一次側及び二次側をシールするための 二重ピストンを有する2回路式油圧マスターシリ ンダを前記制御弁の下流側に配置している形式の 油圧式ブレーキ倍力装置はドイツ連邦共和国特許

第2001483号明細書に基づいて公知になつてい る。このようなブレーキ倍力装置では、アンチス キッド動作を何度となく反覆しているうちに、マ スターシリンダの貯油容器に貯えられた圧力油を 使い果たすという問題がある。この圧力油の使い 5 〈実施例〉 果たしを避けるために、特別の戻しポンプを使用 して、車輪ブレーキシリングから引出されたブレ ーキ圧力油を再びマスターシリンダへ供給するよ うにすることは、英国特許第1416645号明細書に 基づいて公知になつている。しかしながら、この 10 は作動ロッド 4 を有し、該作動ロッドは行程制限 ような戻しポンプは構成を複雑にすると共に経費 も当然高くなる。

#### <発明の課題>

本発明の課題は、冒頭で述べたドイツ連邦共和 国特許第2001483号明細書に基づいて公知になっ 15 つ閉鎖球体 9 を有し、該閉鎖球体は、常態ではば ている形式のブレーキ倍力装置をアンチスキッド 装置内に組込んで、前記のような戻しポンプを不 要にすると共に、一方のブレーキ回路系のアンチ スキッド制御によつて他方のブレーキ回路系の制 御も決まるようにすることである。

### <発明の構成>

前記の課題を解決する本発明の手段は、後車軸 用の油圧ブレーキ回路 [ が分岐導管 3 6 を介し て、2回路式油圧マスターシリンダ3の、二重ピ 33と連通しており、かつ倍力ピストン30内に は、入口弁7と出口弁8とから成る制御弁が内蔵 されており、前記倍力ピストン30の、前記マス ターシリンダ 3 寄りの端面側には、ブレーキ作動 油圧プレーキ回路 [[ と直接連通可能な圧力貯え室 22が配置されており、かつ前記一次圧力室33 が隔壁31によつて前記圧力貯え室22から仕切 られている点にある。

#### <作用>

マスターシリンダ寄りの倍力ピストン端面側に、 圧力貯え室22を設けて、該圧力貯え室を通して ポンプ54が圧力油を圧送するように構成したこ とによつて、圧力油は制動のために常時使用する 室22を一次圧力室33に対して仕切つて、後車 軸用の油圧ブレーキ回路Ⅱを分岐導管36を介し て前記一次圧力室33と連通させたことによつ て、後車軸用ブレーキ回路Ⅱのアンチスキツド制

御作用は、前車軸用ブレーキ回路 I をも制御する ことになる。

本発明の有利な実施態様は特許請求の範囲の従 属請求項に記載した通りである。

次に図面につき本発明の1実施例を詳説する。 油圧式ブレーキ倍力装置1はブレーキペダル2 とタンデム型の2回路式油圧マスターシリンダ3 との間に配置されている。該ブレーキ倍力装置1 ばね5を介して制御弁を構成する二重弁7,8の プツシユロツド 6 に作用することができる。二重 弁の一方の弁7はブレーキ倍力装置1の入口弁で あり、作動ロッド4に共軸に配置されており、か ね10の力を受けて弁座11に座着しているが、 ブツンユロツド6の押し離し突起12によって弁 座11から離間可能である。二重弁の他方の弁8 はブレーキ倍力装置1の出口弁であり、かつ、軸 20 平行に中心からずらして設けられている。該出口 弁の閉鎖球体13は、プッシュロッド6の付加部 14によつて保持されていく弁座15と協働する ために定められている。

両弁座11,15は、倍力ピストン30内に穿 ストン34,35の一次側に位置する一次圧力室 25 設された通路18,19の拡径部16,17に設 けられており、一方の通路18は、タベット棒2 3のタベット足部21の軸方向貫通孔20を経て 圧力貯え室22へ通じ、該圧力貯え室は、タベツ ト足部21によつて支持されたタベット棒23並 時に開かれる前記制御弁の入口弁7を介して前記 30 びに前記倍力ピストン30用の強力な戻しばね2 4を内蔵している。他方の通路19は、前記押し 離し突起12を取囲む室25に通じ、該室を起点 とする半径方向通路26が、倍力ピストン30の 外周に設けた制御圧室としての円環状凹所27へ 35 開口している。 該円環状凹所 2 7 は制御導管 2 9 を介して後車軸用のブレーキ回路Ⅱと接続した接 続ポート28と常時連通している。

ブレーキ倍力装置1の圧力貯え室22は隔壁3 1によつて油圧マスターシリンダ 3から仕切られ ことができるようになり、更に又、前記圧力貯え 40 ており、前記隔壁31をタベット棒23の自由端 部32が液密に貫通している。

> タペット棒23の自由端部32は油圧マスター シリンダ3の一次圧力室33内へ侵入しており、 該一次圧力室は二重ピストン34,35のうちの

6

一方のピストンつまり一次ピストン34によつて 制限される。一次圧力室33は分岐導管36を介 してやはり後車軸用ブレーキ回路Ⅱと接続されて いる。

二重ピストンを構成する一次ピストン34と二 5 する。 次ピストン35は円錐スペーサ38によつて互に 固定的に結合されており、該円錐スペーサ38の 小径部分は二次ピストン35に面している。円錐 スペーサ38から離反した方の側の二次ピストン 35の端面には戻しばね39が当てつけられてお 10 と、行程制限ばね5の規定する距離を作動ロッド り、該戻しばね39の他端は油圧マスターシリン ダ3の底部に支えられている。該シリンダ底部と 二次ピストン35との間に位置する室は油圧マス ターシリンダ3の二次圧力室40である。 該二次 圧力室40には前車軸用ブレーキ回路Iに通じる 15 導管41が接続されている。二次圧力室40はポ ート49を介して補充容器50と連通している。 油圧マスターシリング3には二重ピストン3

4,35の位置を示すための表示装置42が設け られているが、これは本発明の範囲外である。

圧力貯え室22には圧力導管52が接続されて おり、該圧力導管内には、圧力貯え室22の方へ 向つて開く逆止弁53が組込まれている。

前記圧力導管52はポンプ54と接続し、かつ

ポンプ54の吸込み側は油溜め43と接続し、 該油溜めは導管 4 3′を介してブレーキ倍力装置 1の接続ポート44に接続されている。該接続ポ ート44は倍力ピストン30の外周に設けた円環 46と、かつ又、倍力ピストン30内の放圧室4 7とも常時連通している。放圧室 4 7は作動ロツ ド4のための行程制限ばね5を収容している。

後車軸用ブレーキ回路Ⅱ内には、アンチスキツ ド装置の制御弁51が内蔵されており、該制御弁 35 二重弁として構成された制御弁が倍力ピストン3 は特願昭51-81875号(特許第 号)明細書 並びに図面に開示されており、後車軸用のブレー キ回路Ⅱにおける圧力変調をチェックして制御す る役目を有している。前記ブレーキ回路Ⅱで調整 された圧力に関連して二重ピストン34、35は 40 もブレーキ作動時には、その際に開かれる前記制 移動し、これに相応して前車軸用のブレーキ回路。 I内の圧力が変化される。しかし又、該ブレーキ 回路 I の導管 4 1 を制御弁 5 1 を介して導きかつ 該制御弁5 1を多位置切換弁として構成すれば、

各導管29,41を該制御弁51によつて「昇 圧人「圧力維持」、「降圧」に切換えることも可能 である。

以上述べたブレーキ倍力装置は次のように作動

ブレーキの制動力が解除されている場合にはブ レーキ倍力装置の可動部材は図示位置を占めてい

いま制動のためにブレーキペダル2を作動する 4が進んだのち、プッシュロッド6を介して先ず 出口弁8が閉じられる。これによつてブレーキ回 路Ⅱは補充容器46及び油溜め43との接続が断 たれる。

ブレーキペダル2を更に踏み込むとプッシュロ ツド 6 の押し離し突起 1 2 が入口弁 7 を押し開 く。いまやポンプ圧は通路18の拡径部16か ら、制御圧室としての円環状凹所27を径て、ブ レーキ回路Ⅱへの導管29へ伝播することができ 20 る。しかも、このポンプ圧は分岐導管36を経て 一次圧力室33内にも作用する。これによって二 重ピストン34,35は戻しばね39の力に抗し て左手へ向つて摺動する。二重ピストンの二次ピ ストン35が補充容器50のポート49を越えて 該ポンプに並列に蓄圧器 5 5 と接続している。 25 移動すると、二次圧力室 4 0 内の圧力油は導管 4 1を介してブレーキ回路 1 内へ圧送される。この 場合ブレーキ回路I内の圧力は、アンチスキッド 動作時に制御弁51によつて変調されたブレーキ 回路Ⅱ内の圧力に関連している。圧力貯え室22 状凹所 4 5 と連通し、該円環状凹所は、補充容器 30 と一次圧力室 3 3 との間の隔壁 3 1 はこのような 制御を可能にする。

# <発明の効果>

以上の説明から明らかなように本発明のプレー キ倍力装置では、入口弁7と出口弁8とから成る □内に配置されており、かつ隔壁31と倍力ピス トン30との間に圧力貯え室22が配設されてお り、該圧力貯え室は圧力供給装置(ポンプ54及 び蓄圧器55)の圧力の作用を受けており、しか 御弁の入口弁1と制御導管29とを介して油圧ブ レーキ回路Ⅱと直接連通されるようになつてい る。このようにして構成したことによつて、貯え 圧力油の供給が充全である場合には、倍力ピスト

ン30は、倍力ピストン30の侵食による固着が 避けられる程度の僅かなストローク運動しか行な う必要がなくなる。従つて従来技術の場合のよう にアンチスキッド動作の頻繁な反覆に基づく貯え ると共に圧力油をマスターシリンダの貯油容器に 戻すための特別の戻しポンプを設ける必要もなく なるので、当該技術分野における本発明のブレー キ倍力装置の利用価値はきわめて大である。

#### 図面の簡単な説明

図面は本発明の油圧式ブレーキ倍力装置の1実 施例を示す図である。

1 ……前車軸用ブレーキ回路、Ⅱ……後車軸用 ブレーキ回路、1……油圧式ブレーキ倍力装置、 ング、4……作動ロッド、5……行程制限ばね、 6 ……プッシュロッド、7 ……入口弁、8 ……出 口弁、9……閉鎖球体、10……ばね、11……

弁座、12……押し離し突起、13……閉鎖球 体、14……付加部、15……弁座、16,17 ······ 拡径部、18,19 ······ 通路、20 ······ 軸方 向貫通孔、21……タペット足部、22……圧力 圧力油の早期使い果たしを避けることが可能にな 5 貯え室、23……タペット棒、24……戻しば ね、25……室、26……半径方向通路、27… …制御圧室としての円環状凹所、28……接続ポ ート、29……制御導管、30……倍力ピスト ン、31……隔壁、32……自由端部、33…… 10 一次圧力室、34,35……二重ピストン、36 ······分岐導管、38······円錐スペーサ、39······ 戻しばね、40……二次圧力室、41……導管、 4 2 ……表示装置、4 3 ……油溜め、4 3 ′…… 導管、44……接続ポート、45……円環状凹 2……ブレーキペダル、3……油圧マスターシリ 15 所、46……補充容器、47……放圧室、49… …ポート、50……補充容器、51……制御弁、 5 2 ……圧力導管、5 3 ……逆止弁、5 4 ……ポ ンプ、55……蓄圧器。

